

09/17/03

PATENT APPLICATION

IN THE UNITED STATES PATENT AND TRADEMARK OFFICE

In re Application of : Karlheinz MAYR, Walter KILL, Thilo SCHMIDT,  
Gunter PHILIPP and Hubert REMMLINGER  
Serial no. :  
For : PROPORTIONAL PRESSURE-REGULATOR VALVE  
Docket : ZAHFRI P536US

MAIL STOP PATENT APPLICATION  
The Commissioner for Patents  
P. O. Box 1450  
Alexandria, VA 22313-1450

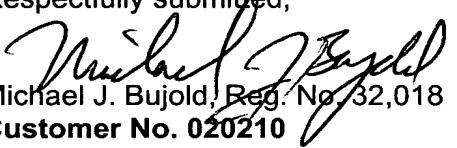
**SUBMISSION OF CERTIFIED COPY**

Dear Sir:

A claim for priority is hereby made under the provisions of 35 U.S.C. § 119 for the above-identified United States Patent Application based upon German Patent Application No. 102 44 527.3 filed September 25, 2002. A certified copy of said German application is enclosed herewith.

In the event that there are any fee deficiencies or additional fees are payable, please charge the same or credit any overpayment to our Deposit Account (Account No. 04-0213).

Respectfully submitted,

  
Michael J. Bujold, Reg. No. 32,018  
**Customer No. 020210**  
Davis & Bujold, P.L.L.C.  
Fourth Floor  
500 North Commercial Street  
Manchester NH 03101-1151  
Telephone 603-624-9220  
Facsimile 603-624-9229  
E-mail: [patent@davisandbujold.com](mailto:patent@davisandbujold.com)

# BUNDESREPUBLIK DEUTSCHLAND



## Prioritätsbescheinigung über die Einreichung einer Patentanmeldung

**Aktenzeichen:** 102 44 527.3

**Anmeldetag:** 25. September 2002

**Anmelder/Inhaber:** ZF Friedrichshafen AG,  
Friedrichshafen/DE

**Bezeichnung:** Proportional-Druckregelventil

**IPC:** F 15 B, F 16 K

**Die angehefteten Stücke sind eine richtige und genaue Wiedergabe der ursprünglichen Unterlagen dieser Patentanmeldung.**

München, den 05. Dezember 2002  
**Deutsches Patent- und Markenamt**  
**Der Präsident**  
Im Auftrag

A handwritten signature in black ink, appearing to read "Dzierzon", is placed over the typed name of the President.

**Dzierzon**

Proportional-Druckregelventil

Die vorliegende Erfindung betrifft ein Proportional-  
5 Druckregelventil gemäß dem Oberbegriff des Patentan-  
spruchs 1. Weiterhin beinhaltet die Erfindung ein Verfahren  
zur Regelung eines Druckniveaus eines Druckmediums mit ei-  
nem Proportional-Druckregelventil gemäß dem Oberbegriff des  
Patentanspruchs 17.

10.

In einem Getriebe, insbesondere einem automatischen  
Kraftfahrzeuggetriebe, wird der Druck in einem Hydraulik-  
kreis bedarfsorientiert geregelt. Während für die Schmier-  
ölversorgung der Getriebekomponenten das Druckniveau im Hyd-  
15 raukkreis niedrig gehalten werden kann, muss während der  
Schaltvorgänge der Druck stark angehoben werden, um bei-  
spielsweise Schaltelemente schnell befüllen zu können.

Nach dem Stand der Technik werden für die Regelung des  
20 Drucks in Hydraulikkreisen Druckregler eingesetzt, welche  
Nachfolgeschieber zur Kupplungsbetätigung ansteuern. Die  
Steuerung der Nachfolgeschieber erfolgt innerhalb des  
Druckreglers mittels einem Proportionalmagneten, welcher  
unter anderem aus einem Magnetkern, einer Magnetspule und  
25 einem Magnetanker besteht. Der Proportionalmagnet steuert  
dabei den Spulenstrom proportional zu der Ausgangsgröße  
Kraft, das heißt, dass entsprechend dem Spulenstrom der  
Magnetanker und damit der Nachfolgeschieber zur Kupplungs-  
steuerung gesteuert wird. Aus den daraus resultierenden  
30 charakteristischen Magnetkraft-Strom-Kennlinien des Druck-  
reglers werden in einer elektrohydraulischen Steuerung von  
Automatikgetrieben die zur Kupplungsanpassung gewünschten  
Druck-Strom-Kennlinien erzeugt.

In der deutschen Patentanmeldung DE 100 03 896 A1 der Anmelderin ist ein Druckregler beschrieben, der mittels eines feststehenden Proportional-Magneten, einer Magnetspule, einem beweglichen Magnetanker und einem bestimmten Ansteuerungssystem ein nachfolgendes Schieberventil bedarfsmäßig verstellt, und damit den Druck im Hydraulikkreis regelt. Die charakteristische Druck-Strom-Kennlinie weist einen von Beginn an kontinuierlich steigenden Verlauf auf, das heißt mit steigender Stromstärke steigt auch der Druck.

10 In der Praxis jedoch ist der Gradient der Druck-Strom-Kennlinie für die Anforderungen im Betrieb zu groß, so dass die Druck-Strom-Kennlinie zu steil ist und dadurch die Strom-Empfindlichkeit der Druckregelung für eine komfortable Gangübersetzung nicht ausreicht. Vor allem bei einer

15 niedrigen Belastung also bei geringen Drücken macht sich die geringe Empfindlichkeit besonders in einer schlechteren Schaltqualität bemerkbar.

Der Erfindung liegt daher die Aufgabe zugrunde, die Nachteile des Standes der Technik zu vermeiden und insbesondere ein Proportional-Druckregelventil für die Regelung eines Druckniveaus in einem Hydraulikkreis bzw. ein Verfahren zu schaffen bzw. anzugeben, durch das Änderungen des Druckniveaus in einem Hydraulikkreis möglichst komfortabel eingestellt werden bzw. wie ein solches Proportional-Druckregelventil angesteuert wird.

Die der Erfindung zugrunde liegende Aufgabe wird durch ein die Merkmale des Anspruchs 1 aufweisendes Proportional-Druckregelventil und ein die Merkmale des Anspruchs 17 aufweisendes Verfahren zur Regelung eines Druckniveaus in einem Hydraulikkreis mit einem Proportional-Druckregelventil gelöst.

Die Anforderung einer hohen Druck-Strom-Empfindlichkeit, vor allem im niederen Druckbereich wird durch eine lastabhängige Anpassung der charakteristischen Druck-Strom-Kennlinie, nachfolgend der Einfachheit halber p-I-Kennlinie 5 genannt, erfüllt.

Realisiert wird die lastabhängige Anpassung der p-I-Kennlinie des erfindungsgemäßen Proportional-Druckregelventils durch einen Proportionalmagnet mit zwei unabhängig voneinander ansteuerbaren Spalten. Der erste Spalt ist Teil 10 einer nach dem Stand der Technik bekannten Tauchstufe, die mittels induziertem Magnetfeld angesteuert wird. Dieses Magnetfeld wird durch einen elektrischem Strom in der Magnetspule erzeugt und verläuft dann über den im Innern der Magnetspule befindlichen Magnetanker, dem Gehäuse und dem Magnetkern. Eine axiale Trennung zwischen Magnetanker und Magnetkern mittels einem nichtmagnetischen Ring bewirkt, dass das Magnetfeld nur über einen Radialspalt zum Magnetanker übertragen kann. An dieser Stelle erzeugt das Magnetfeld eine Magnetkraft, die auf den Magnetanker wirkt und diesen entsprechend der Magnetkraft in axialer Richtung bewegt. Eine stufenlose elektrische Ansteuerung des Proportionalmagneten, beziehungsweise der Magnetspule ermöglicht auf diese Weise eine stufenlose Steuerung des Magnetankers, 15 beziehungsweise eines durch eine Ankerstange mit dem Magnetanker verbundenen Steuerelements. 20

Zusätzlich wird erfindungsgemäß über einen zweiten Spalt beziehungsweise eine zweite Tauchstufe eine gezielte 25 Magnetfeldschwächung erreicht. Der zweite Spalt wird durch den Einsatz eines erfindungsgemäßen Magnetkerns realisiert, der aus wenigstens zwei Teilen besteht, insbesondere einem ersten und einem zweiten Teil.

Dabei ist der erste Teil des Magnetkerns fest mit dem Gehäuse verbunden, konzentrisch und axial verschieblich um die mit dem Magnetanker fest verbundene Ankerstange angeordnet. Der erste Teil des Magnetkerns ragt teilweise in den Innenraum der Magnetspule hinein.

Der zweite Teil des Magnetkerns ist gleichermaßen ko-axial, konzentrisch und axial verschieblich um die Ankerstange angeordnet. Jedoch ist der zweite Teil im Gegensatz zu dem mit dem Gehäuse fest verbundenen ersten Teil axial frei beweglich. Der zweite Teil des Magnetkerns ist also in der Art eines Schiebeteils realisiert, welches anlegbar an den ersten Teil angeordnet ist und vorzugsweise axial zwischen dem ersten Teil des Magnetkerns und dem Gehäuse vorschreiten gesehen.

Diese Teilung des Magnetkerns in einen ersten Teil, der mit dem Gehäuse fest verbunden ist und einen zweiten Teil, der axial beweglich angeordnet ist ermöglicht eine Verstellung der Spaltweite des zweiten Spaltes, der zwischen diesen beiden Teilen ausbildbar ist.

Damit wird eine bedarfsorientierte Ansteuerung des zweiten Spaltes ermöglicht. Der zweite Spalt stellt, wie auch der erste Spalt in einem magnetischen Kreis einen magnetischen Widerstand dar. Umso größer diese Spaltweiten sind, desto größer ist der magnetische Widerstand und desto schwächer ist das Magnetfeld in dem magnetischen Kreis. Die Position des zweiten Teils des Magnetkerns, welche die Größe des zweiten Spaltes bestimmt, beeinflusst also den magnetischen Widerstand im magnetischen Kreis und folglich die Stärke des Magnetfeldes.

Dies bedeutet, dass beispielsweise ein großer zweiter Spalt das Magnetfeld insgesamt schwächt und damit auch die Magnetkraft zwischen dem ersten Teil des Magnetkerns und dem Magnetanker reduziert wird. Die Regelung über den elektrischen Strom an der Magnetspule ist in diesem Fall wegen des höheren magnetischen Widerstands weniger empfindlich. Der Gradient der p-I-Kennlinie ist dann kleiner als bei einem kleinen zweiten Spalt, das heißt die Stromempfindlichkeit der Druckeinstellung ist geringer und damit ist auch eine hohe Auflösung der Druckeinstellungsmöglichkeit gegeben. Dies wirkt sich vor allem im niedrigen Druckbereich vorteilhaft aus, da in diesem Bereich Druckänderungen besonders spürbar sind.

Vorteilhaft weisen der erste und der zweite Teil des Magnetkerns korrespondierende Anlageflächen auf, deren Ausbildung in dem zweiten Spalt einen radialen magnetischen Feldlinienübergang zwischen dem zweiten und dem ersten Teil des Magnetkerns bewirken.

Vorzugsweise wird der zweite Teil des Magnetkerns über einen konischen Schieber realisiert. Die Form des Konus hat einen großen Einfluss auf die Eigenschaften des Proportionalmagneten. Der Konuswinkel bestimmt den Anteil der Radial- und Axialkräfte die durch den Magnetfluss auf den Schieber, beziehungsweise zweiten Teil des Magnetkerns übertragen werden. Die Radialkräfte gleichen sich über den Umfang aus. Ein hoher Anteil davon ist daher anzustreben. Um eine vom Hub abhängige Magnetflussänderung zu bewirken sind aber auch Axialkräfte notwendig. Allerdings sollten die Axialkräfte so klein wie möglich sein, da sonst eine zweite Regelstelle entsteht und Nichtlinearitäten im p-I-Verhalten des Proportional-Druckregelventils auftreten kön-

nen. Dies würde zu negativen Regeleigenschaften führen. Ein Arbeitspunkt im Kennfeld wäre zudem mit zwei Regelstellen nicht eindeutig einstellbar. Die Regelung des Proportionalmagneten sollte darum hauptsächlich über den ersten Spalt erfolgen. Weiterhin sollte der Einfluss des zweiten Spaltes regelungstechnisch sicher sein.

Die Ansteuerung des zweiten Magnetkerns erfolgt durch eine Druckkraft, welche vorzugsweise hydraulisch, aber auch pneumatisch oder mechanisch erzeugt wird. Vorteilhafte Weise stellt sich die Druckkraft entsprechend einer Lastanforderung im Getriebe ein, insbesondere bei einer hydraulischen Ansteuerung einem Hydraulikdruck im Hydraulikkreis. Der Hydraulikdruck als Führungsgröße für die Ansteuerung des zweiten Spaltes ist entweder der Hauptdruck selbst, ein zum Hauptdruck proportionaler Druck oder der selbst ausgebene Druck.

Mit der Abhängigkeit der Druckkraft von den Lastanforderungen im Getriebe ist eine proportionale Absenkung der p-I-Kennlinie im Teillastbereich möglich.

Zusammenfassend ist das erfindungsgemäße Proportional-Druckregelventil mit folgenden Vorteilen darstellbar:

Die/das erfindungsgemäße Proportional-Druckregelventil/Verfahren ermöglichen zwei unabhängig voneinander wirkende Eingriffsparameter zur Ansteuerung eines Druckniveaus, insbesondere eines Schaltkupplungsdruckes. Der reduzierte Gradient der p-I-Kennlinie im Teillastbereich bewirkt die Erhöhung der p-I-Empfindlichkeit.

Wird als Führungsgröße der ausgegebene Druck für die Ansteuerung des zweiten Spaltes eingesetzt, kann eine hohe p-I-Empfindlichkeit im niederen Druckbereich und eine entsprechend geringe Empfindlichkeit im hohen Druckbereich 5 erzielt werden.

In einer Weiterbildung der Erfindung ist vorgesehen, dass die Druckkraft über einen Schieber axial in den zweiten Teil des Magnetkerns geleitet wird. Dieser Schieber ist kraftschlüssig an den zweiten Teil des Magnetkerns anlegbar und hat vorzugsweise die Form einer hohlzylindrischen Hülse, welche eine im wesentlichen ringförmige Druckfläche aufweist. Diese Druckfläche ist mit einer Zuleitung des Hydraulikkreises verbunden und daher mit einer hydraulischen Druckkraft beaufschlagbar. Damit wird der Schieber 15 durch einen Hydraulikdruck proportional zu einer Lastanforderung im Hydraulikkreis betätigt.

Dies bedeutet, dass der zweite Spalt lastabhängig gesteuert wird und damit das Magnetfeld, beziehungsweise die Magnetkraft zwischen Magnetanker und erstem Teil des Magnetkerns lastabhängig beeinflusst wird.

In einer anderen Ausgestaltung der Erfindung ist vorgesehen, dass die hydraulische Ansteuerung des zweiten Spaltes über mehrere Axialbohrungen gewährleistet wird. Der Schieber sitzt nicht direkt auf der Ankerstange, sondern am Polkern. Dadurch erhält das System ein stabiles Verhalten, da das Verhältnis Breite zu Höhe erheblich verbessert ist. 30 Außerdem ist durch diese Ansteuerung auch ein genaues Positionieren des zweiten Teils des Magnetkerns möglich.

Zum besseren Verständnis wird die Erfindung anhand eines Ausführungsbeispiels und einer p-I-Kennlinie erläutert, die in den beigefügten Zeichnungen dargestellt sind.

Es zeigen:

5

Fig. 1 einen Längsschnitt eines Proportionalmagneten mit einer hydraulischen Ansteuerung des zweiten Luftspaltes;

10

Fig. 2 ein p-I-Kennlinienfeld des erfindungsgemäßen Proportional-Druckregelventils.

15

20

25

30

In Fig. 1 ist ein Längsschnitt eines Proportionalmagneten 1 dargestellt. Der Proportionalmagnet 1 besteht unter anderem aus einer Magnetspule 4, einem im Magnetspuleninnen beweglichen Magnetanker 3, einer mit dem Magnetanker 3 fest verbundenen Ankerstange 5 und einem zweiteiligen Magnetkern. Der Magnetkern weist einen ersten Teil 2 und einen zweiten Teil 6 auf. Beide Teile 2, 6 sind koaxial, konzentrisch und verschieblich zur Ankerstange 5 angeordnet. Während der erste Teil 2 fest mit dem Gehäuse 11 verbunden ist, ist der zweite Teil 6 axial beweglich im Proportionalmagnet 1 vorgesehen. Fließt in der Magnetspule 6 elektrischer Strom, entsteht ein Magnetfeld, dessen magnetischer Fluss in einem magnetischen Kreis über das Gehäuse 11, den Magnetkern und den Magnetanker 3 verläuft. Dabei entsteht zwischen dem ersten Teil des Magnetkerns 2 und dem Magnetanker 3 in einem ersten Spalt 12 eine Magnetkraft, welche den Magnetanker 3 anzieht. Diese Bewegung des Magnetankers 3 hat über die Ankerstange 5 eine Betätigung des Steuerelements zur Folge.

Mit dem zweiten Teil des Magnetkerns 6 ist ein zweiter Spalt 10 in dem Magnetkreis einstellbar, welcher abhängig von seiner Größe einen magnetischen Widerstand darstellt. Umso größer der zweite Spalt 10, umso größer ist der magnetische Widerstand im magnetischen Kreis und desto kleiner ist der magnetische Fluss. Die Veränderung des magnetischen Fluss hat unmittelbar eine Veränderung der Magnetkraft im ersten Spalt 12 zur Folge und darum auch Auswirkungen auf die Bewegung des Magnetankers 3, beziehungsweise auf die Betätigung des Steuerelements.

Der zweite Teil des Magnetkerns 6 wird durch eine Druckkraft bewegt. Die Druckkraft erfolgt in dem gezeigten Ausführungsbeispiel hydraulisch. Ein Schieber 13, welcher an dem zweiten Teil des Magnetkerns 6 kraftschlüssig anlegbar ist, leitet die Druckkraft axial in den zweiten Teil des Magnetkerns 6 ein. Der Schieber 13 ist als hohlzylindrische Hülse ausgebildet, welche in einer Bohrung des Gehäuses 11 angeordnet ist und diese möglichst öldicht abschließt. Dieser Schieber 13 sieht eine Druckfläche vor, welche mit einer Zuleitung 16 zum Hydraulikkreis verbunden ist und diese dadurch mit einer hydraulischen Druckkraft beaufschlagt wird. Dabei entspricht die hydraulische Druckkraft dem Hauptdruck oder ist proportional zum Hauptdruck oder ist der selbst ausgegebene Druck. Damit ist die Betätigung des zweiten Teils des Magnetkerns 6 abhängig von einer Lastanforderung, welche sich in dem Druckniveau in einem Hydraulikkreis wiederspiegelt. Weiterhin ist im Gehäuse 11 eine Entlüftungsbohrung 15 vorgesehen, um den durch den Schieber 13, den zweiten Teil des Magnetkerns 6 und das Gehäuse 11 gebildeten Raum zu entlüften und eventuell auftretendes Leckageöl aus dem Gehäuseinnern abzulassen.

Eine Druckfeder 9 zwischen dem ersten 2 und zweiten Teil 6 des Magnetkerns stellt den zweiten Teil des Magnetkerns 6 wieder zurück, sobald die hydraulische Druckkraft vermindert wird.

5

Weiterhin ist eine nicht magnetische Scheibe 17 vorgesehen, welche zum einen den ersten Teil des Magnetkerns 2 fest mit dem Gehäuse verbindet und zum anderen den magnetischen Fluss derart umleitet, so dass dieser zunächst über den zweiten Teil 2, dann über den ersten Teil des Magnetkerns 6 fließen muss.

15 Durch diese Geometrie ist gewährleistet, dass der magnetische Fluss über zwei Spalte 10, 12 fließen muss, dessen Größe unabhängig voneinander beeinflussbar ist. Somit wird die Magnetkraft, welche letztlich die Bewegung des Magnetankers 3 bewirkt, beziehungsweise die Betätigung des Steuerelementes von zwei unabhängig voneinander bestimmmbaren Parametern eingestellt.

20

25 Dabei ist der erste einstellbare Parameter die Stromstärke in der Magnetspule 4 und der zweite Parameter eine entsprechend der Lastanforderung angepasste Größe, wie beispielsweise der Hydraulikdruck in einem Hydraulikkreis. Die Kombination dieser zwei Parameter ermöglicht die Lastanpassung einer Steuerung für einen Proportional-Magneten und erzielt eine günstige Druck-Strom-Empfindlichkeit in einem gewünschten Druckbereich.

30 In Fig. 2 ist ein Kennlinienfeld mit drei p-I-Kennlinien dargestellt. Kennlinie a stellt die p-I-Kennlinie mit maximaler Größe des zweiten Spaltes 10, Kennlinie b die p-I-Kennlinie mit minimaler Größe des zweiten Spaltes 10

und Kennlinie c die p-I-Kennlinie mit dem eigenen Ausgabe-  
druck als Führungsgröße.

5 Im Vergleich der Kennlinien a und b ist gut erkennbar,  
dass der Gradient der Kennlinie b größer als der der Kenn-  
linie a ist. Daraus ist zu deuten, dass die p-I-Empfind-  
lichkeit abhängig von der Größe des zweiten Spaltes 10 ist,  
und zwar derart, dass die p-I-Empfindlichkeit mit zunehmen-  
der Größe des zweiten Spaltes 10 steigt.

10 Die Kennlinie c zeigt eine anfangs ähnlich große p-I-  
Empfindlichkeit wie Kennlinie a. Sie verläuft jedoch ab  
einem gewissen Wert steiler und nähert sich dem Verlauf von  
Kennlinie b. Mit dem eigenen Ausgabedruck als Führungsgröße  
15 ist also eine große p-I-Empfindlichkeit im niederen Druck-  
bereich und eine verminderte p-I-Empfindlichkeit im hohen  
Druckbereich erreichbar.

Bezugszeichen

- 1 Proportional-Magnet
- 5 2 erster Teil des Magnetkerns
- 3 Magnetanker
- 4 Magnetspule
- 5 Ankerstange
- 6 zweiter Teil des Magnetkerns
- 10 7 Anlagefläche erster Teil des Magnetkerns
- 8 Anlagefläche zweiter Teil des Magnetkerns
- 9 Druckfeder
- 10 11 zweiter Spalt
- 11 Gehäuse
- 15 12 Spalt
- 13 Schieber, Hülse
- 14 Druckfläche
- 15 Entlüftungsbohrung
- 16 Zuleitung
- 20 17 nicht magnetische Scheibe

P a t e n t a n s p r ü c h e

1. Proportional-Druckregelventil zur Regelung eines  
5 Druckniveaus in einem Hydraulikkreis mit einer Ankerstange  
(5) als Verbindung zwischen einem im Hydraulikkreis ange-  
ordneten Steuerelement und einem in einem Gehäuse (11) be-  
findlichen Proportional-Magneten (1), welcher aus einem  
Magnetkern einem Magnetanker (3) und einer Magnetspule (4)  
10 besteht, wobei

- die Magnetspule (4) und der Magnetkern fest mit dem  
Gehäuse (11) verbunden sind und
- im Innenraum der Magnetspule (4) der Magnetanker (3)  
15 durch eine innerhalb eines Spaltes (12) zwischen dem  
Magnetanker (3) und dem Magnetkern bestehende Magnet-  
kraft axial zwischen zwei Endpositionen hin- und her-  
bewegbar ist und
- der Magnetkern teilweise in den Innenraum der Magnetspule (4)  
20 hinein ragt und dabei konzentrisch und axial  
verschieblich um die mit dem Magnetanker (3) einen Enden-  
des fest verbundene Ankerstange (5) angeordnet ist und
- die Bewegung des Magnetankers (3) eine Betätigung des  
25 Steuerelementes zur Folge hat,

dadurch gekennzeichnet, dass der Proportional-Magnet (1) einen zweiten einstellbaren Spalt (10) zur  
25 Regelung der Magnetkraft aufweist.

2. Proportional-Druckregelventil nach Anspruch 1, da-  
durch gekennzeichnet, dass der Magnetkern  
30 aus wenigstens einem ersten (2) und einem zweiten Teil (6)  
besteht, die koaxial zur Ankerstange (5) vorgesehen sind.

3. Proportional-Druckregelventil nach Anspruch 1 o-  
der 2 dadurch g e k e n n z e i c h n e t , dass der  
zweite Teil des Magnetkerns (6) axial zwischen dem ersten  
Teil des Magnetkerns (2) und dem Gehäuse (11) vorgesehen  
5 ist und einen zweiten einstellbaren Luftspalt (10) zum ers-  
ten Teil des Magnetkerns (2) bildet.

4. Proportional-Druckregelventil nach einem der vor-  
hergehenden Ansprüche, dadurch g e k e n n z e i c h -  
n e t , dass der erste Teil des Magnetkerns (2) fest mit  
30 dem Gehäuse (11) verbunden ist und der zweite Teil des Mag-  
netkerns (6) axial beweglich und konzentrisch um die Anker-  
stange (5) angeordnet ist und die Bewegung des zweiten  
Teils des Magnetkerns (6) durch eine Druckkraft erfolgt.

15 5. Proportional-Druckregelventil nach einem der vor-  
hergehenden Ansprüche, dadurch g e k e n n z e i c h -  
n e t , dass zur Erzeugung der Druckkraft ein Schie-  
ber (13) vorgesehen ist, welcher an dem zweiten Teil des  
20 Magnetkerns (6) kraftschlüssig anlegbar ist und über den  
Schieber (13) die Druckkraft axial in den zweiten Teil des  
Magnetkerns (6) geleitet wird.

6. Proportional-Druckregelventil nach einem der vor-  
25 hergehenden Ansprüche, dadurch g e k e n n z e i c h -  
n e t , dass der Schieber (13) aus nicht magnetischem  
Werkstoff hergestellt und axial beweglich und konzentrisch  
um die Ankerstange (5) angeordnet ist.

30 7. Proportional-Druckregelventil nach einem der vor-  
hergehenden Ansprüche, dadurch g e k e n n z e i c h -  
n e t , dass die Druckkraft hydraulisch, pneumatisch oder  
mechanisch erzeugbar ist.

8. Proportional-Druckregelventil nach Anspruch 7, da-  
durch g e k e n n z e i c h n e t , dass die Betätigung  
des Schiebers (13) proportional zu einer Lastanforderung,  
beziehungsweise einem Hydraulikdruck im Hydraulikkreis er-  
folgt.

9. Proportional-Druckregelventil nach einem der vor-  
hergehenden Ansprüche, dadurch g e k e n n z e i c h -  
n e t , dass der Schieber (13) als hohlzylindrische Hülse  
ausgebildet ist, welche in einer Bohrung des Gehäuses (11)  
angeordnet ist und diese möglichst öldicht abschließt.

10. Proportional-Druckregelventil nach Anspruch 9, da-  
durch g e k e n n z e i c h n e t , dass der Schie-  
ber (13) auf einer Stirnseite eine im wesentlichen ringför-  
mige Druckfläche aufweist, die mit einer Zuleitung (16) des  
Hydraulikkreises verbunden ist und mit einer hydraulischen  
Druckkraft beaufschlagbar ist.

11. Proportional-Druckregelventil nach einem der vor-  
hergehenden Ansprüche, dadurch g e k e n n z e i c h -  
n e t , dass der zweite Teil (6) und der erste Teil (2)  
des Magnetkerns korrespondierende Anlageflächen (7, 8) auf-  
weisen, deren Ausbildung in dem zweiten Spalt (10) einen  
radialen magnetischen Feldlinienübergang zwischen dem zwei-  
ten (6) und dem ersten Teil (2) des Magnetkerns bewirken.

12. Proportional-Druckregelventil nach einem der vor-  
hergehenden Ansprüche, dadurch g e k e n n z e i c h -  
n e t , dass die Anlagefläche (7) des ersten Teils des  
Magnetkerns (2) auf einem Außenkonus angeordnet ist.

13. Proportional-Druckregelventil nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, dass die Anlagefläche (8) des zweiten Teil (6) des Magnetkerns auf einem Innenkonus ausgebildet ist.

5

14. Proportional-Druckregelventil nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, dass im Gehäuse (11) ein Entlüftungsbohrung (15) vorgesehen ist, welche den durch den Schieber (13), den zweiten Teil des Magnetkerns (6) und das Gehäuse (11) gebildeten Raum entlüftet.

10

15 15. Proportional-Druckregelventil nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, dass zwischen dem zweiten (6) und ersten Teil (2) des Magnetkerns (6) konzentrisch zur Ankerstange (5) eine Druckfeder (9) angeordnet ist, welche eine Federkraft zwischen dem zweiten (6) und ersten Teil (2) des Magnetkerns beziehungsweise dem Schieber (13) erzeugt und diese Federkraft der hydraulischen Druckkraft entgegen wirkt.

20

16. Proportional-Druckregelventil nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, dass eine nicht magnetische Scheibe (17) vorgesehen ist, welche den ersten Teil des Magnetkerns (2) mit dem Gehäuse (11) fest verbindet.

25

17. Verfahren zur Regelung eines Druckniveaus in einem Hydraulikkreis mit einem Proportional-Druckregelventil mit  
30 - einer Ankerstange (5) zur Verbindung eines im Hydraulikkreis angeordneten Steuerelements mit  
- einem Proportional-Magnet, welcher aus einem Magnetkern, einem Magnetanker (3) und einer Magnetspule (4)

besteht, wobei der Magnetanker (3) durch eine in einem  
Luftspalt (18) bestehende Magnetkraft axial zwischen  
zwei Endpositionen hin- und herbewegbar ist und die  
Magnetkraft von einem magnetischen Fluss in einem Mag-  
netkreis abhängt, welcher durch die Höhe eines an der  
Magnetspule (4) angelegten elektrischen Stromes ein-  
stellbar ist,

5 dadurch gekennzeichnet, dass ein Magnet-  
kern verwendet wird, der aus wenigstens einem ersten (2)  
und einem zweiten Teil (6) besteht und dadurch ein zweiter  
10 Spalt (10) in dem Magnetkreis erzeugbar ist, so dass ein  
magnetischer Widerstand entsteht, der die Magnetkraft re-  
gelt.

15 18. Verfahren nach Anspruch 17, dadurch ge-  
kennzeichnet, dass der zweite Spalt (10) ein-  
stellbar ist, indem der zweite Teil des Magnetkerns (6)  
koaxial zur Ankerstange (5) bewegt wird.

20 19. Verfahren nach Anspruch 17 oder 18, dadurch  
gekennzeichnet, dass der zweite Teil des  
Magnetkerns (6) mittels eines Schiebers (13) bewegbar ist,  
der hydraulisch, pneumatisch oder mechanisch betätigt wird.

25 20. Verfahren nach einem der Ansprüche 17 bis 19, da-  
durch gekennzeichnet, dass der Schie-  
ber (13) durch einen Hydraulikdruck proportional zu einer  
Lastanforderung im Hydraulikkreis betätigbar ist und somit  
30 die Magnetkraft von dem in der Magnetspule (4) fließenden  
elektrischen Strom und der Lastanforderung im Hydraulik-  
kreis abhängig einstellbar ist.

21. Verfahren nach einem der Ansprüche 17 bis 20, da-  
durch gekennzeichnet, dass mit abnehmender  
Breite des Luftspalts (10) der magnetische Widerstand im  
Magnetkreis kleiner und damit die Magnetkraft zwischen dem  
5 ersten Teil des Magnetkerns (2) und Magnetanker (3) ein-  
stellbar ist.

22. Verfahren nach einem der Ansprüche 16 bis 20, da-  
durch gekennzeichnet, dass man zwischen  
dem zweiten (6) und dem ersten Teil (6) des Magnetkerns  
eine Druckfeder (9) anordnet, die bei abnehmender hydrauli-  
scher Druckkraft auf den zweiten Teil des Magnetkerns (6)  
diesen von dem ersten Teil des Magnetkerns (2) wegbewegt,  
so dass sich der zweite Spalt (10) zwischen zweiten (6) und  
15 dem ersten Teil (2) des Magnetkerns vergrößert und die Mag-  
netkraft abnimmt.

Zusammenfassung

Proportional-Druckregelventil

5

Die vorliegende Erfindung betrifft ein Proportional-Druckregelventil mit einer lastabhängigen Ansteuerungsstufe und ein Verfahren zur lastabhängigen Regelung eines Druckniveaus eines Druckmediums mit einem Proportional-Druckregelventil. Die lastabhängige Ansteuerungsstufe wird mit einem Proportionalmagneten (1) erreicht, welcher wenigstens zwei Spalte (10, 12) zur Regelung der Magnetkraft aufweist. Die Größe der Spalte (10, 12) sind unabhängig voneinander einstellbar. Während ein erster Spalt (12) stromabhängig geregelt wird, ist die Größe eines zweiten Spaltes (10) mittels einer Druckkraft regelbar, die proportional einer Lastanforderung im Hydraulikkreis anpassbar ist.

15 20

Fig. 1

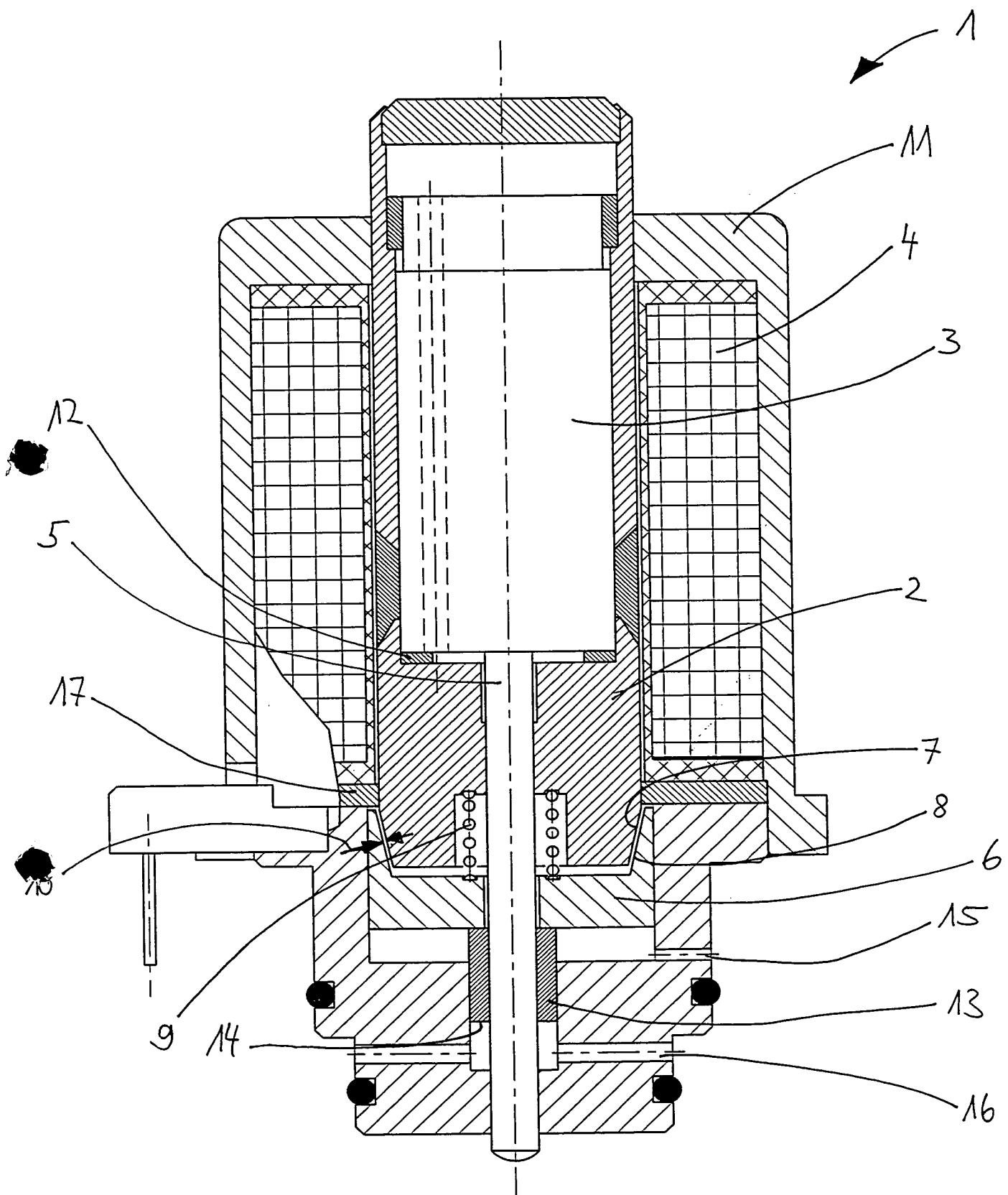


Fig. 1

2/2

ZF 8465 Z

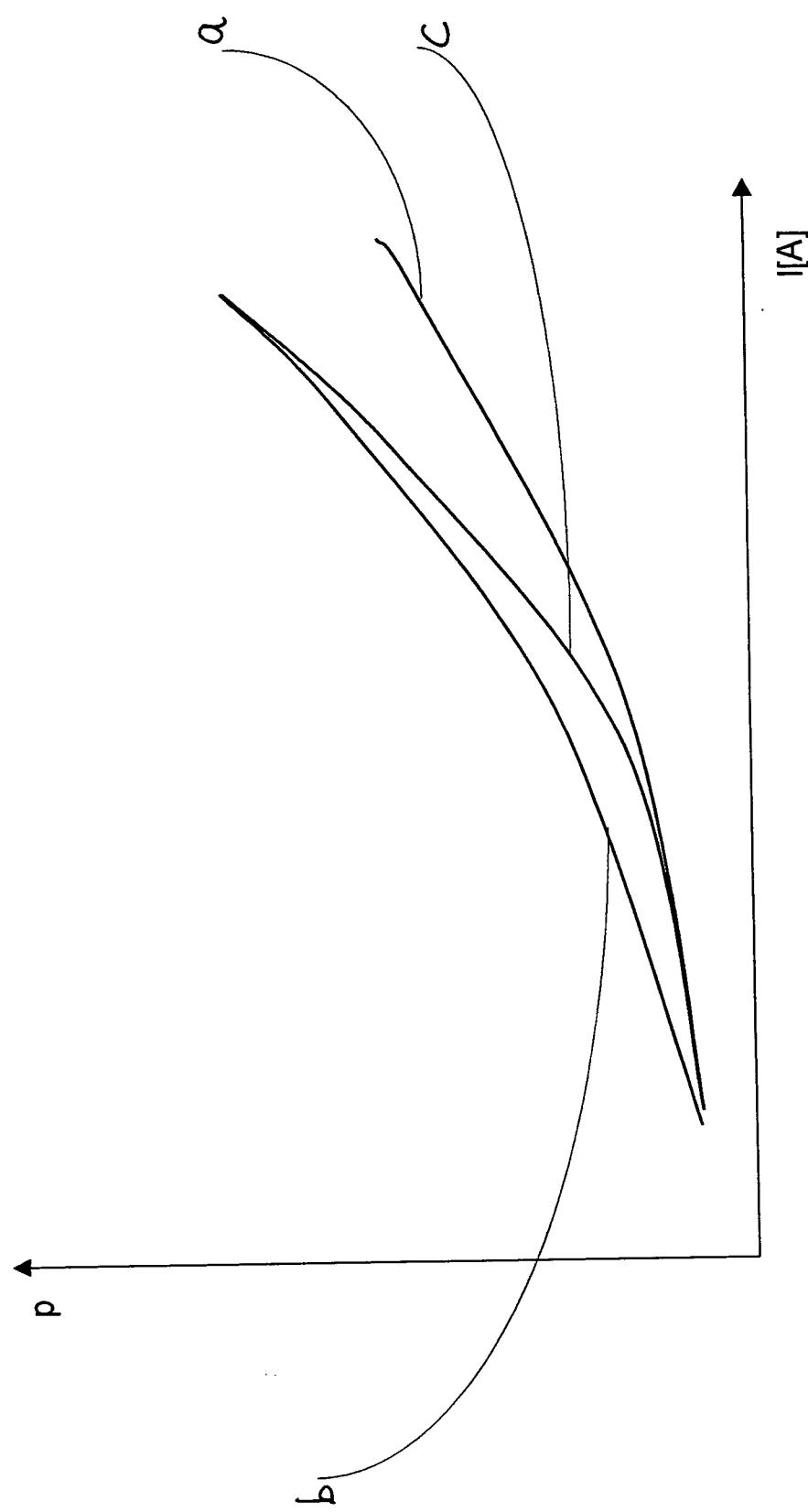


Fig. 2